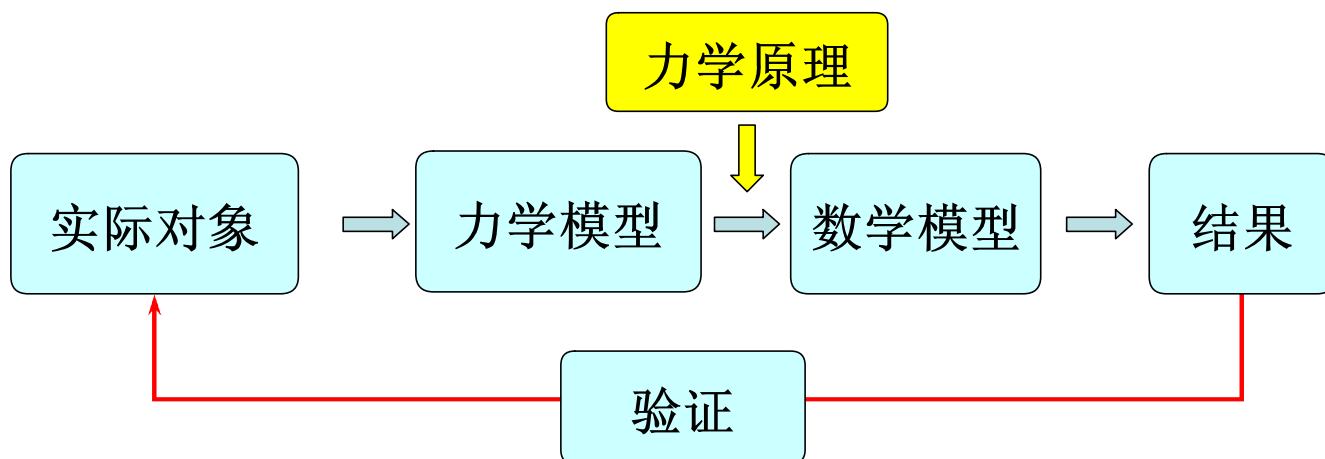


2.1 静力学基本概念



静力学 (statics) 是研究物体在力系作用下平衡规律的科学。

力系的性质 物体的受力分析

主要研究 力系的合成 力系的等效替换（或简化）

力系的平衡 建立各种力系的平衡条件



2.1 静力学基本概念

刚体 (rigid body) ——理想化的力学模型

平衡 (balance) ——运动状态、平衡力系

力 (force) ——运动效应、变形效应

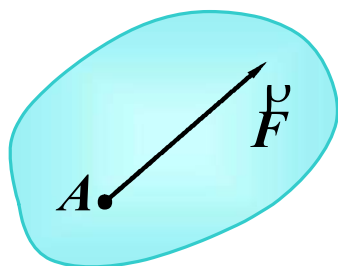
等效力系 作用在物体上的一个力系与另一个力系对刚体的作用效果相同，则称这两个力系为等效力系。

合力 (resultant force) 某力系与一个力等效，则此力称为该力系的合力



2.2 力的性质

一、力的表示



力的三要素：大小，方向，作用点

\vec{F}_0 表示沿力矢量方向的单位向量

$$\vec{F} = F\vec{F}_0$$

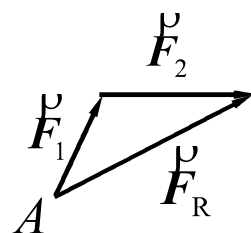
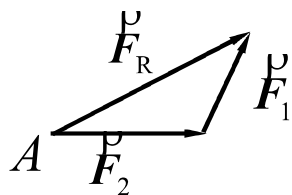
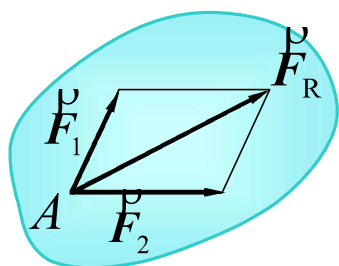
力的单位：牛顿(N)、千牛顿(kN)



2.2 力的性质

二、力的平行四边形法则

作用在物体上同一点的两个力，可以合成为一个合力。合力的作用点也在该点，合力的大小和方向，由这两个力为边构成的平行四边形的对角线确定。



$$\vec{F}_R = \vec{F}_1 + \vec{F}_2$$

力的三角形法则

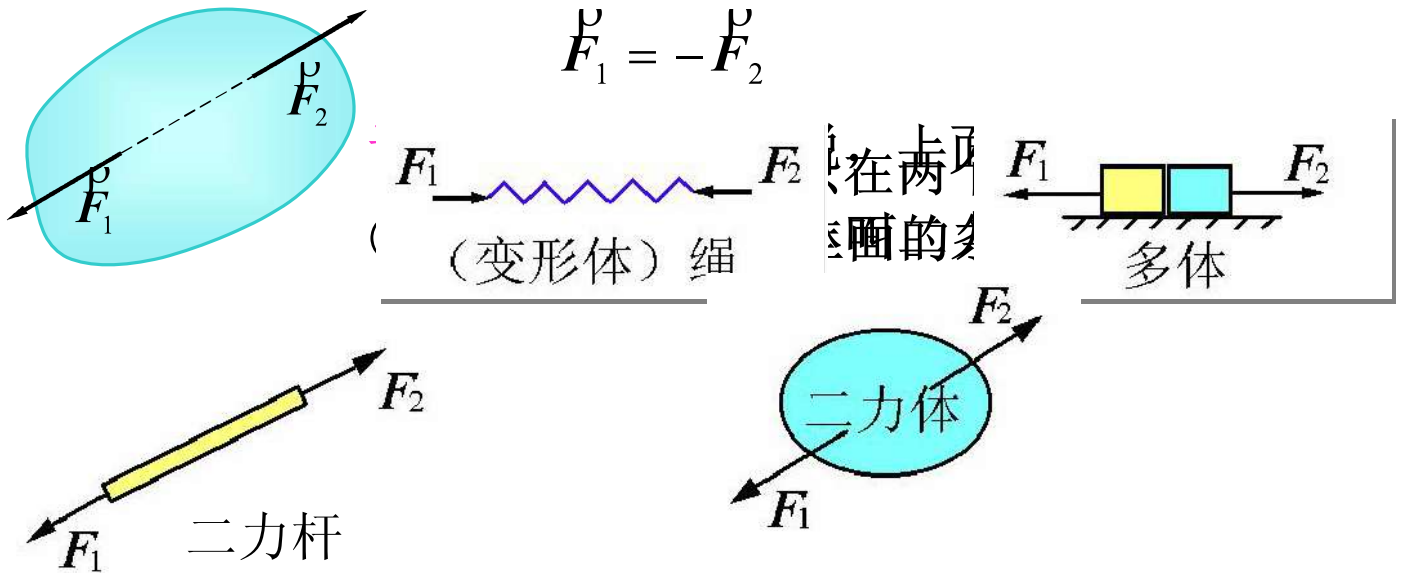
最简单力系的合成法则



2.2 力的性质

三、二力平衡条件

作用在刚体上的两个力，使刚体保持平衡的必要和充分条件是：这两个力的大小相等，方向相反，且作用在同一直线上。



最简单力系的平衡条件



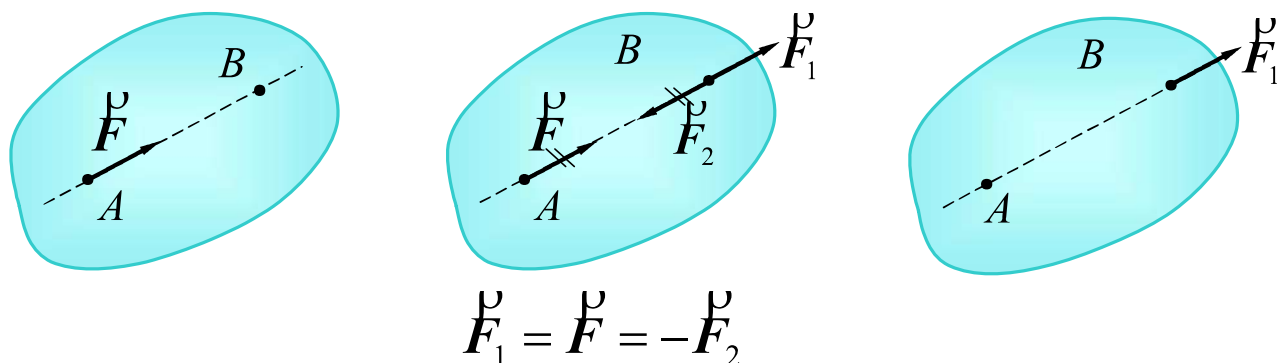
2.2 力的性质

四、加减平衡力系公理

在已知力系上加上或减去任意的平衡力系，并不改变对刚体的作用。

推论1 力的可传性

作用于刚体上某点的力，可以沿着它的作用线移到刚体内任意一点，并不改变该力对刚体的作用。



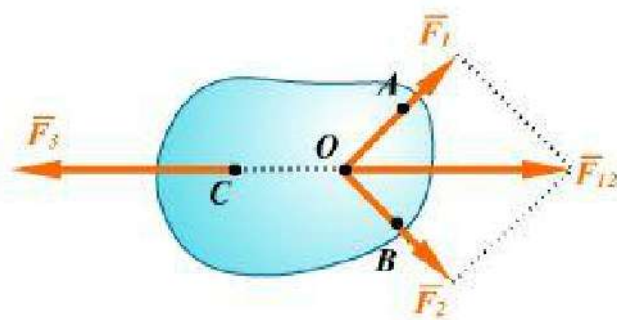
对刚体而言,力是**滑移矢量**, 力的三要素为大小、方向和作用线.



2.2 力的性质

推论2 三力平衡汇交定理

作用于刚体上三个相互平衡的力，若其中两个力的作用线汇交于一点，则此三力必在同一平面内，且第三个力的作用线通过汇交点。



2.2 力的性质

五、作用力和反作用力定律

两物体间相互作用的力，即作用力和反作用力总是同时存在，且大小相等、方向相反，沿同一直线分别作用在两个物体上。

六、刚化原理

变形体在某一力系作用下处于平衡，如将此变形体刚化为刚体，其平衡状态保持不变。

处于平衡状态的变形体，可用刚体静力学的平衡理论进行分析



2.3 物体的受力和受力图

一、约束和约束反力

自由体：位移不受限制的物体。

非自由体：位移受给定条件限制的物体。

约束(constraint)对非自由体的某些位移起限制性条件的周围物体。

约束反力 (constraint force)约束给被约束物体的作用力。

大小——**待定**

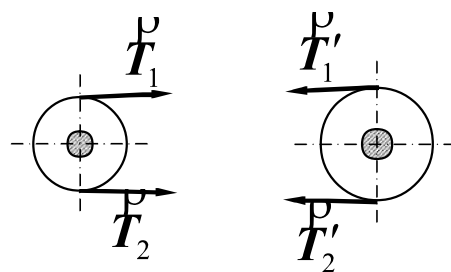
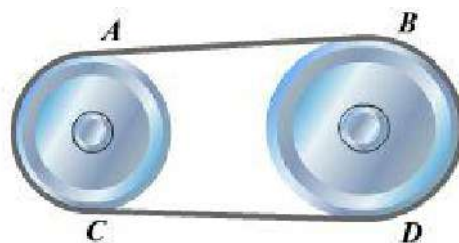
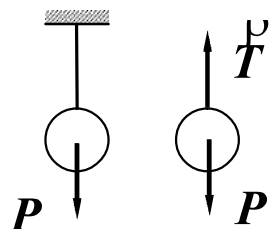
方向——**与该约束所阻碍的位移方向相反**



2.3 物体的受力和受力图

二、常见约束类型及约束反力

1) 柔索约束

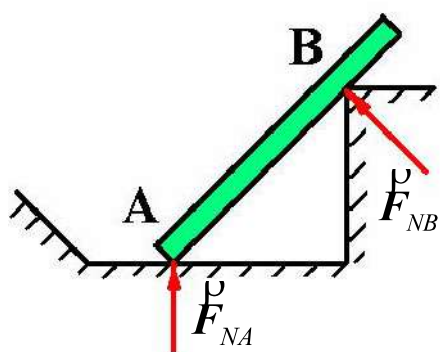
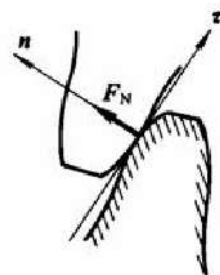
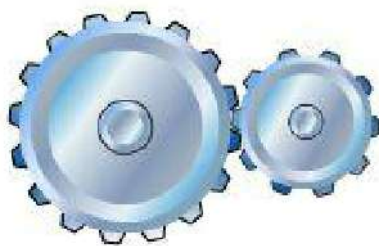
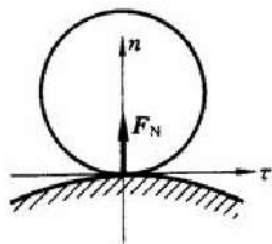


方向：沿柔索背离物体。



2.3 物体的受力和受力图

2) 理想光滑面约束



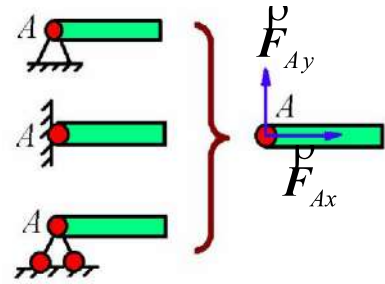
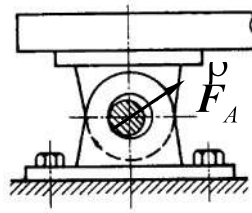
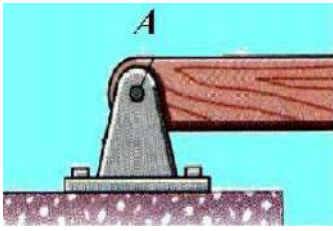
方向：沿接触处的公法线并指向受力物体



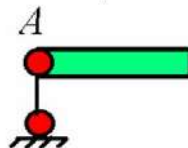
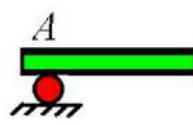
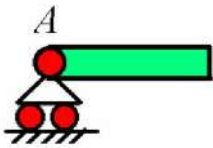
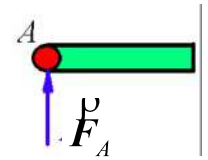
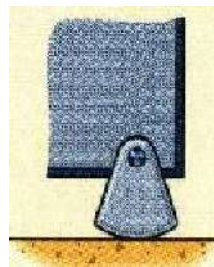
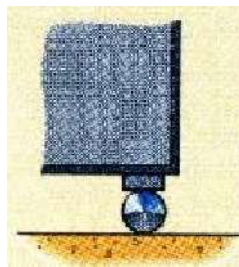
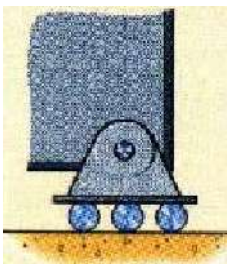
2.3 物体的受力和受力图

3) 光滑圆柱铰链约束

固定铰支座

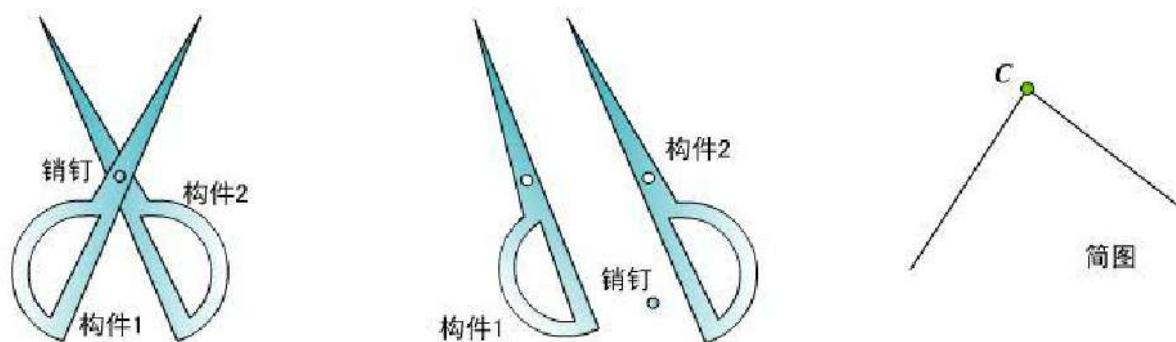


辊轴支座

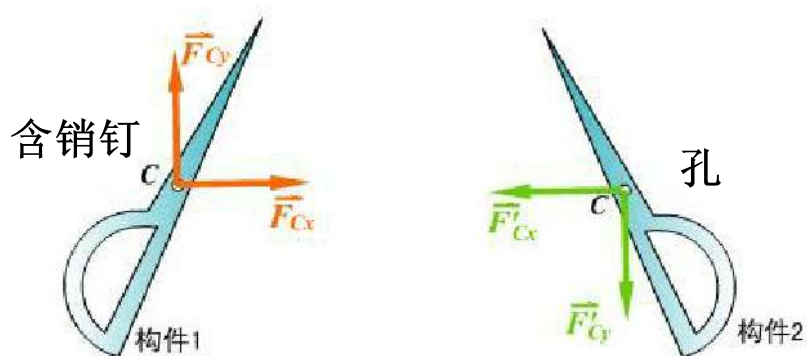


2.3 物体的受力和受力图

活动铰链



约束特点：由两个各穿孔的构件及圆柱销钉组成。

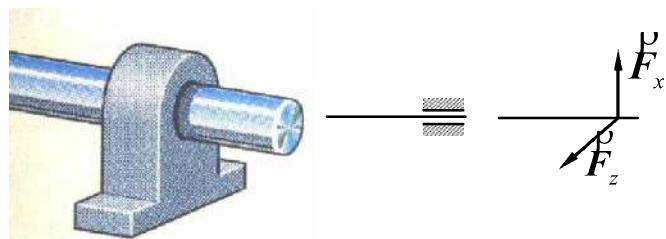


$$\begin{aligned} \vec{F}_{Cx} &= -\vec{F}'_{Cx} \\ \vec{F}_{Cy} &= -\vec{F}'_{Cy} \end{aligned}$$

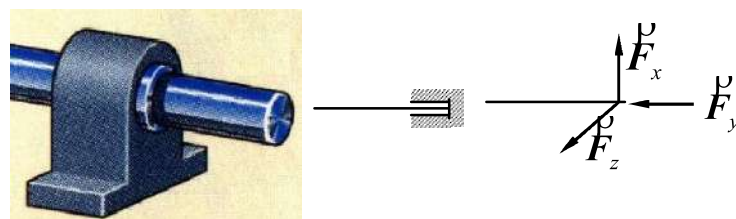


2.3 物体的受力和受力图

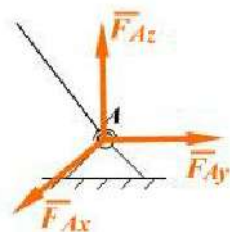
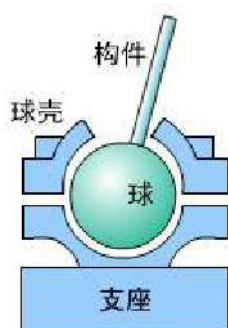
4) 向心轴承



止推轴承



5) 球铰链



2.3 物体的受力和受力图

三、物体的受力和受力图

选定需要进行研究的物体，根据已知条件，约束类型并结合基本概念和性质分析受力情况，这个过程称为物体的**受力分析**。表示研究对象所受的全部力的图形为物体的**受力图**。

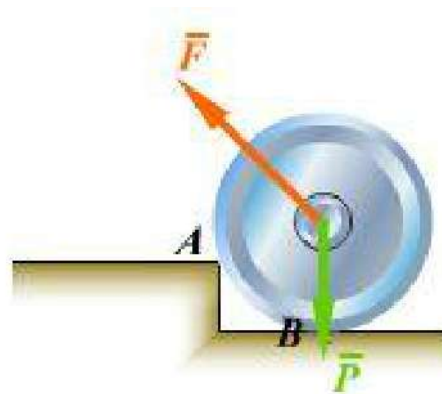
画受力图步骤：

- 1、取所要研究物体为研究对象（分离体）
- 2、画出所有主动力
- 3、按约束性质画出所有约束力



例2-1

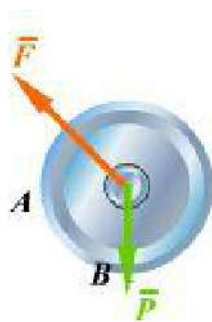
碾子重为 \bar{P} ，拉力为 \bar{F} ， A 、 B 处光滑接触，画出碾子的受力图。



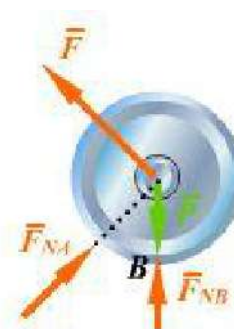
解：①画出简图



②画出主动力



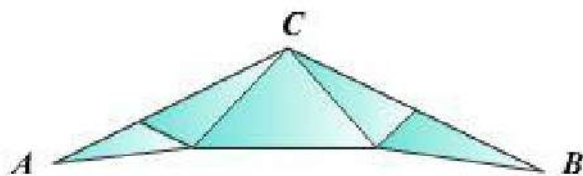
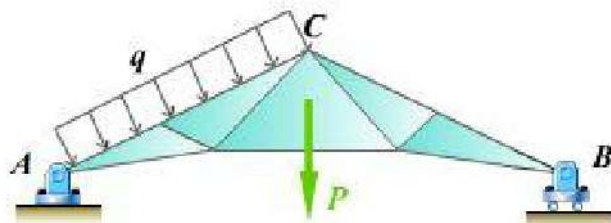
③画出约束力



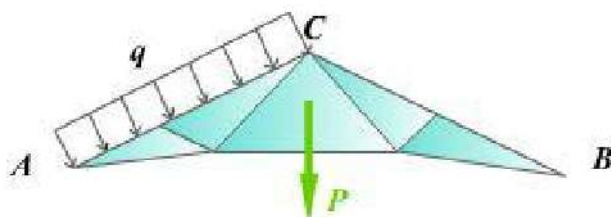
例2-2

屋架受均布风力 q (N/m)，
屋架重为 P ，画出屋架的受
力图。

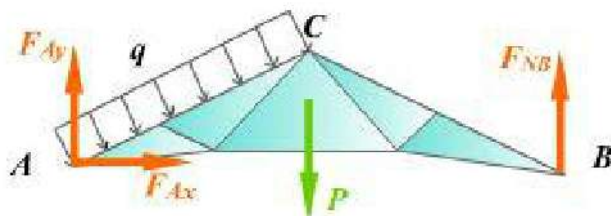
解：取屋架 ①画出简图



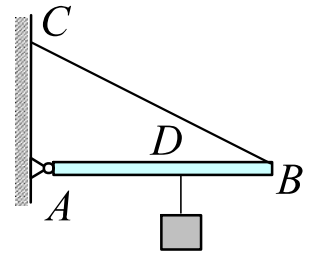
②画出主动力



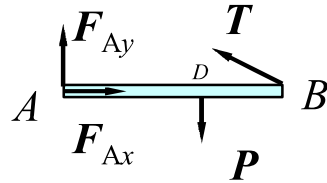
③画出约束力



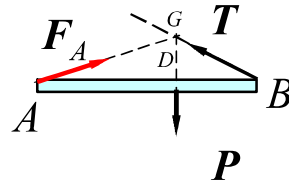
例2-3 梁 AB 的一端用铰链、另一端用柔索固定在墙上，在 D 处挂一重物，其重量为 P ，梁的自重不计，画出梁的受力图。



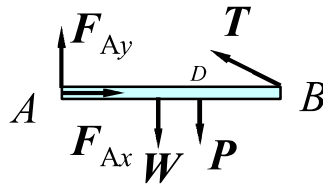
解：取梁为研究对象



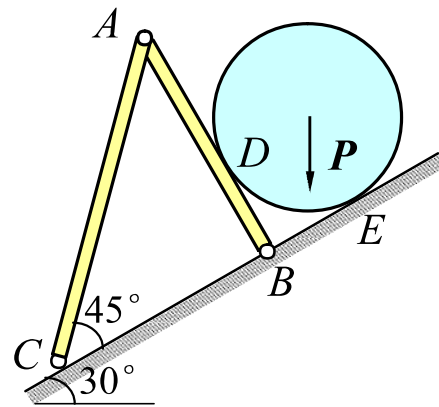
由三力平衡汇交原理



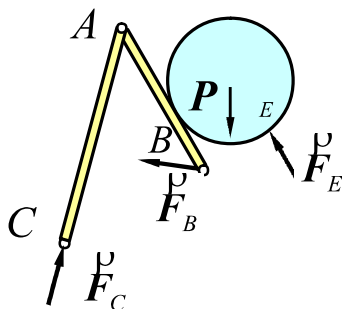
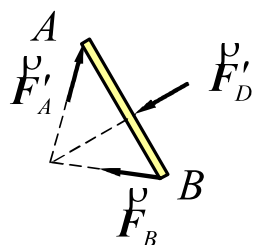
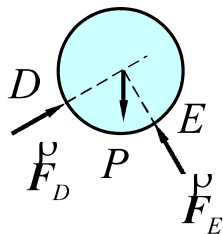
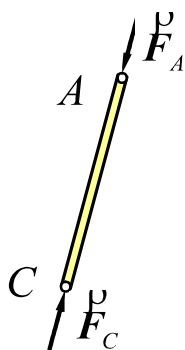
若考虑梁自重



例2-4 水泥管用两撑架支撑置于斜面上，A、B、C三处均为光滑铰链，不计撑架自重，D、E处的摩擦不计。画出AC、AB、管子及整体的受力图。



解：



$$\vec{F}_A = -\vec{F}'_A \quad \vec{F}_D = -\vec{F}'_D$$

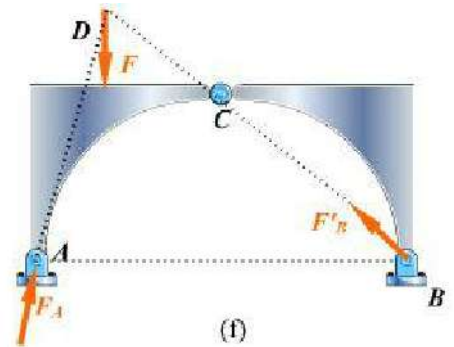
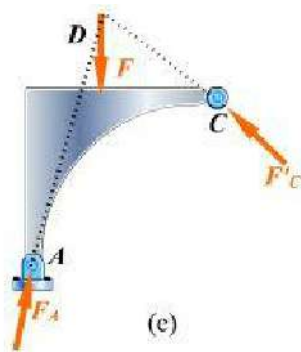
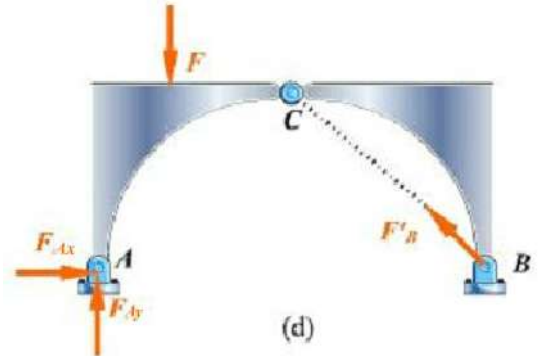
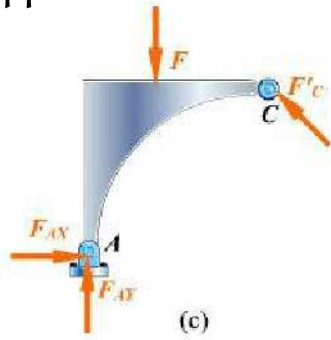
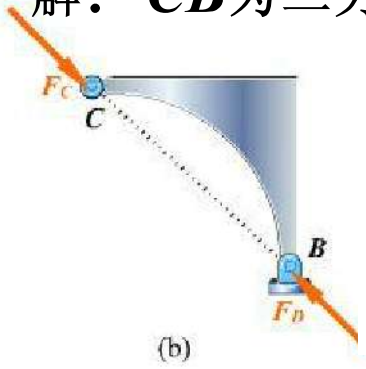
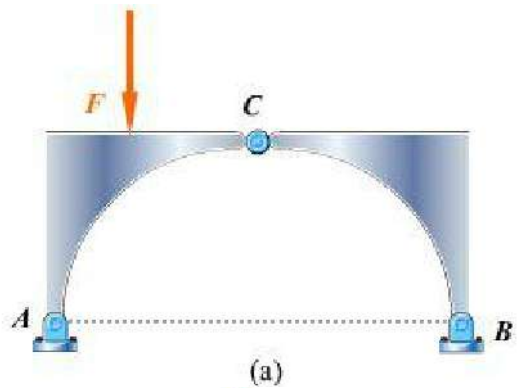
成对地作用在系统内,称为系统的内约束力,在受力图上不必画出



例2-5

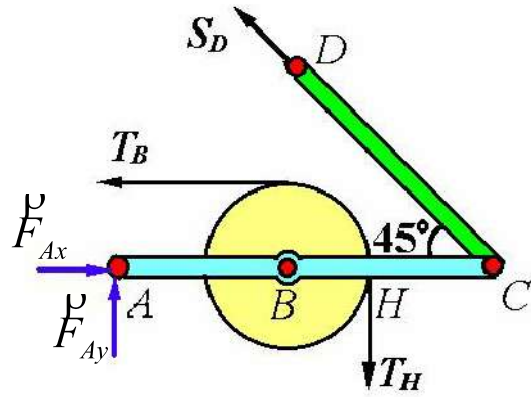
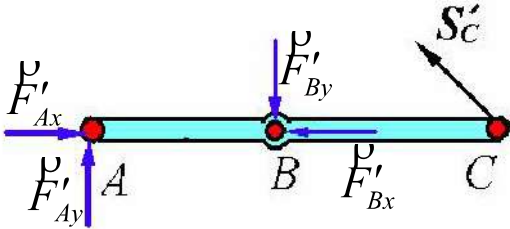
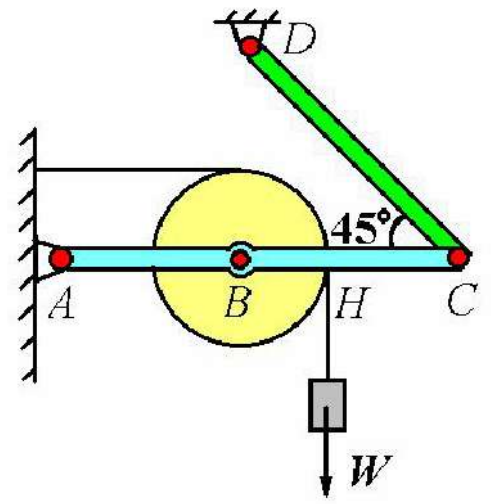
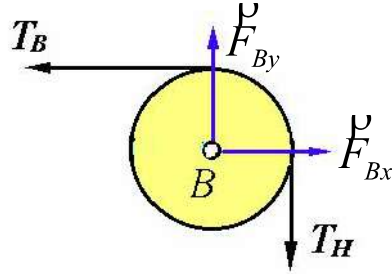
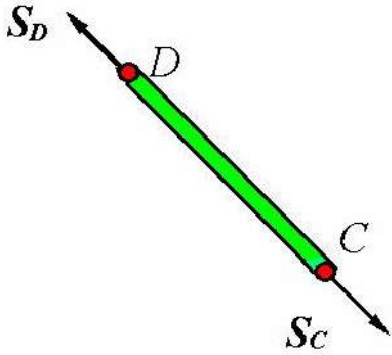
不计三铰拱桥的自重与摩擦，
画出左、右拱 AB, CB 的受力图
与系统整体受力图。

解： CB 为二力构件



例2-6 画出各构件及整体的受力图，未画重力的物体的重量不计。

解：



2.3 物体的受力和受力图

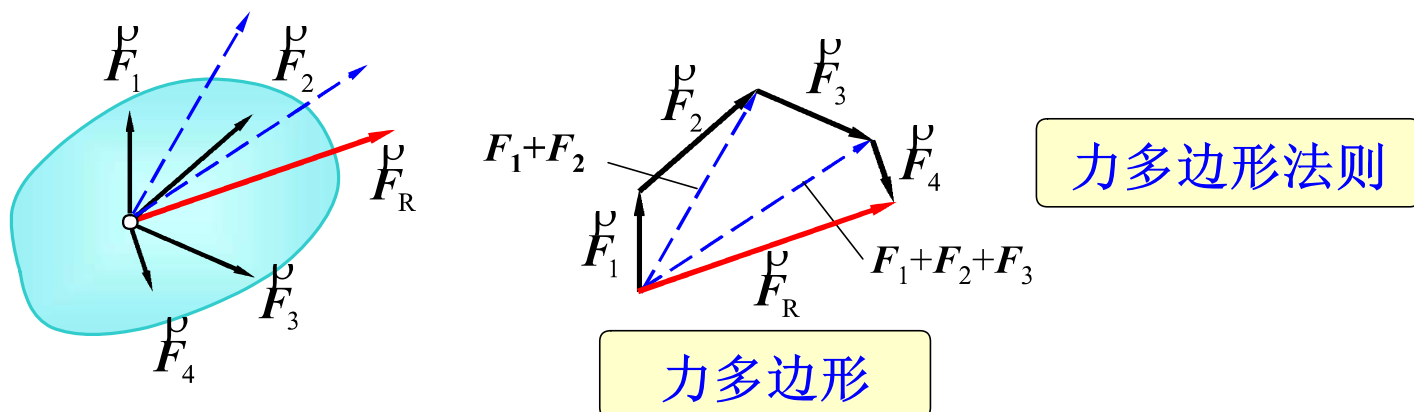
画受力图应注意

- 1、确定研究对象，明确**施与受**的关系
- 2、根据**约束的性质**画约束反力，不能想当然
- 3、注意内约束与外力、作用力与反作用力之间的关系。
- 4、正确判断二力构件，三力汇交原理的运用。
- 5、**尺规作图**



2.4 共点力的合成

一、共点力合成的几何法



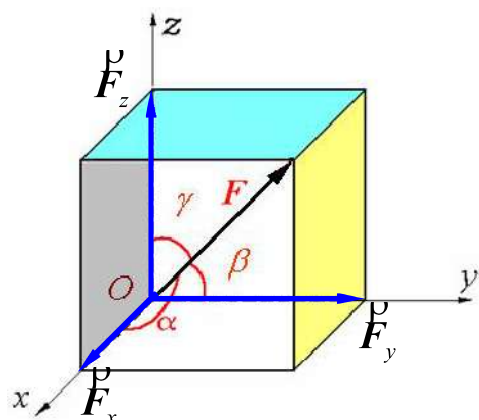
$$\vec{F}_R = \vec{F}_1 + \vec{F}_2 + \dots + \vec{F}_n = \sum_{i=1}^n \vec{F}_i$$

共点力（汇交力系）可简化为一合力，合力为各分力的矢量和，作用线通过各力的交点。



2.4 共点力的合成

二、力的投影与解析表达式



投影:

$$X = F \cos \alpha$$

$$Y = F \cos \beta$$

$$Z = F \cos \gamma$$

分力:

$$\vec{F}_x = X\vec{i}$$

$$\vec{F}_y = Y\vec{j}$$

$$\vec{F}_z = Z\vec{k}$$

$$\vec{F} = \vec{F}_x + \vec{F}_y + \vec{F}_z = X\vec{i} + Y\vec{j} + Z\vec{k}$$

若已知力在直角坐标系 $Oxyz$ 的投影, 则力 F 的大小:

$$F = \sqrt{X^2 + Y^2 + Z^2}$$

方向余弦为: $\cos(F, \vec{i}) = \frac{X}{F}$ $\cos(F, \vec{j}) = \frac{Y}{F}$ $\cos(F, \vec{k}) = \frac{Z}{F}$

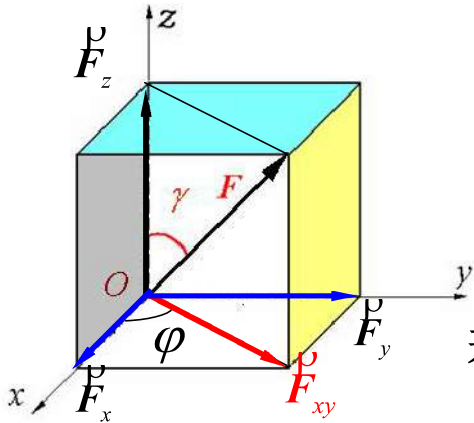


2.4 共点力的合成

间接投影法（二次投影法）

若已知力与某轴的夹角，

在力与轴组成的平面内将力沿轴及与轴垂直的方向分解，



分力的大小为：

$$F_z = F \cos \gamma$$

$$F_{xy} = F \sin \gamma$$

若 F_{xy} 在 xy 内的方向可以确定，则投影为：

$$X = F \sin \gamma \cos \varphi$$

$$Y = F \sin \gamma \sin \varphi$$

$$Z = F \cos \varphi$$

注意：

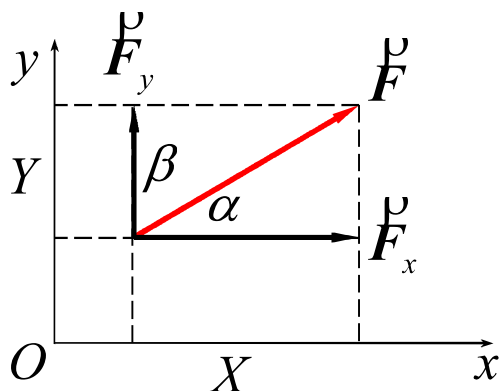
力在轴上投影是代数值。

力在平面上的投影是矢量。



2.4 共点力的合成

对平面力系



力的投影为

$$X = F \cos \alpha$$

$$Y = F \cos \beta$$

力的解析表达式为

$$\vec{F} = \vec{F}_x + \vec{F}_y = Xi + Yj$$

力 F 的大小和方向余弦可表示为

$$F = \sqrt{X^2 + Y^2}$$

$$\cos(\vec{F}, \vec{i}) = \frac{X}{F} \quad \cos(\vec{F}, \vec{j}) = \frac{Y}{F}$$



2.4 共点力的合成

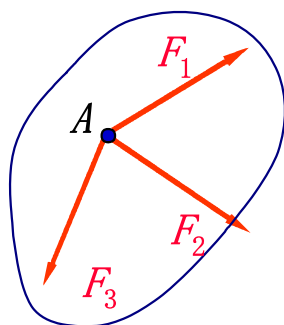
三、共点力合成的解析法

合矢量投影定理：

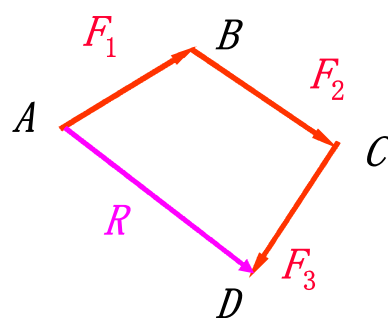
合力在任一轴上的投影，等于它的各分力在同一轴上的投影的代数和。

证明：以三个力组成的共点力系为例。

设有三个共点力 F_1 、 F_2 、 F_3 如图。



(a)



(b)



2.4 共点力的合成

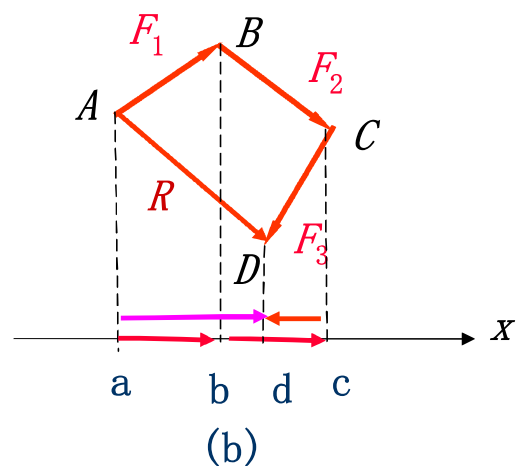
各力在x轴上投影:

$$F_{1x} = ab \quad F_{2x} = bc \quad F_{3x} = -dc$$

合力 R 在x轴上投影:

$$R_x = ad = ab + bc - dc$$

$$R_x = F_{1x} + F_{2x} + F_{3x}$$



推广到任意多个力 F_1 、 F_2 、 ΛF_n 组成的共点力系, 可得:

$$R_x = F_{1x} + F_{2x} + F_{3x} + \Lambda + F_{nx} = \sum F_x$$



2.4 共点力的合成

共点力合成的解析法

$$\vec{F}_R = \vec{F}_1 + \vec{F}_2 + \Lambda + \vec{F}_n = \sum_{i=1}^n \vec{F}_i$$

由合矢量投影定理，有

$$F_{Rx} = X_1 + X_2 + \Lambda + X_n = \sum_{i=1}^n X_i$$

$$F_{Ry} = Y_1 + Y_2 + \Lambda + Y_n = \sum_{i=1}^n Y_i$$

$$F_{Rz} = Z_1 + Z_2 + \Lambda + Z_n = \sum_{i=1}^n Z_i$$

F_{Rx} 、 F_{Ry} 、 F_{Rz} 、为合力 F_R 在 x 、 y 、 z 轴上的投影

则合力为
$$\vec{F}_R = F_{Rx}\mathbf{i} + F_{Ry}\mathbf{j} + F_{Rz}\mathbf{k} = \sum_{i=1}^n X_i\mathbf{i} + \sum_{i=1}^n Y_i\mathbf{j} + \sum_{i=1}^n Z_i\mathbf{k}$$



2.4 共点力的合成

对平面汇交力系,合力可表示为

$$\overset{O}{F}_R = F_{Rx} \mathbf{i} + F_{Ry} \mathbf{j} = \sum_{i=1}^n X_i \mathbf{i} + \sum_{i=1}^n Y_i \mathbf{j}$$

合力的大小和方向余弦为

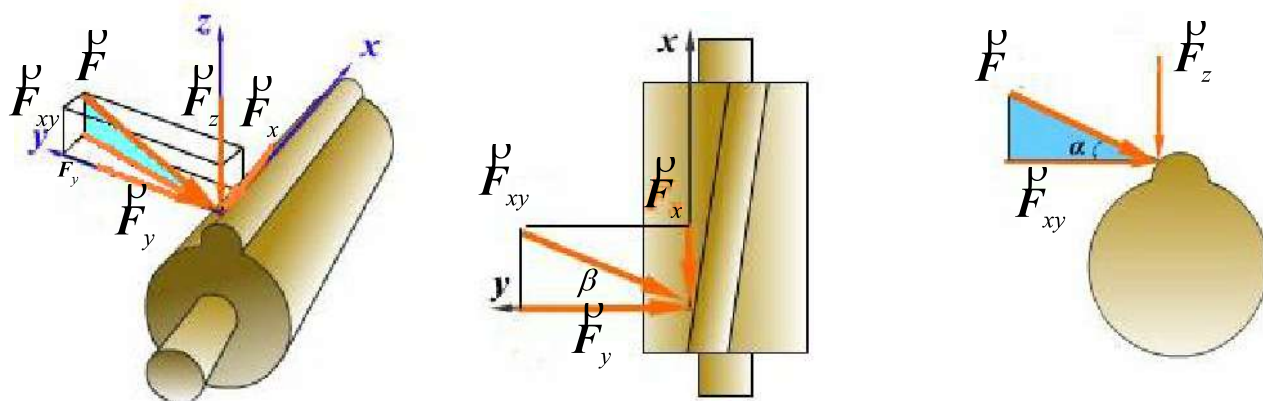
$$F_R = \sqrt{(\sum X)^2 + (\sum Y)^2}$$

$$\cos(\overset{O}{F}_R, \mathbf{i}) = \frac{\sum X}{F_R} \quad \cos(\overset{O}{F}_R, \mathbf{j}) = \frac{\sum Y}{F_R}$$

汇交力系的合力等于各分力的矢量和,合力的作用线通过汇交点.



例 2-7 圆柱斜齿轮，其上受啮合力 F 作用。已知斜齿轮的齿倾角（螺旋角） β 和压力角 α ，试求力 F 在各轴上的投影。



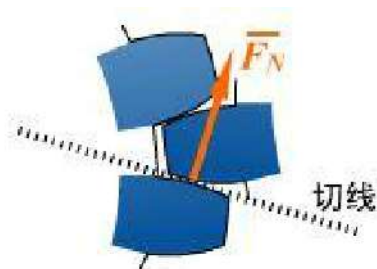
解：先将力 F 沿 z 轴和 Oxy 平面分解，得 $F_z = F\sin\alpha$ $F_{xy} = F\cos\alpha$

再将力 F_{xy} 向 x 、 y 轴的投影，有

$$X = -F_{xy} \sin\beta = -F\cos\alpha\sin\beta$$

$$Y = -F_{xy} \cos\beta = -F\cos\alpha\cos\beta$$

$$Z = -F_z = -F\sin\alpha$$



例2-8 梁一端作用有三个力 F_1 、 F_2 、 F_3 ，各力大小分别为 $F_1=150\text{N}$ 、 $F_2=275\text{N}$ 、 $F_3=75\text{N}$ ，求合力的大小及方向。

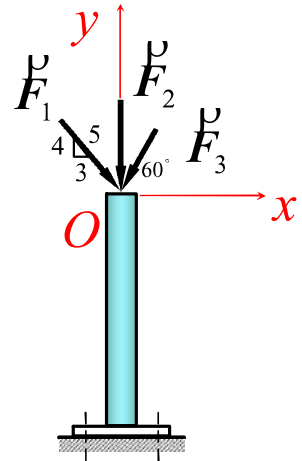
解：建立直角坐标系 Oxy

$$F_{Rx} = \sum X = \frac{3}{5}F_1 - 75 \cos 60^\circ = 52.5\text{N}$$

$$F_{Ry} = \sum Y = -\frac{4}{5}F_1 - F_2 - 75 \sin 60^\circ = -540\text{N}$$

$$F_R = \sqrt{(\sum X)^2 + (\sum Y)^2} = 542.5\text{N}$$

$$\alpha = \arccos \frac{F_{Rx}}{F_R} = 84.4^\circ \quad (\text{第四象限})$$



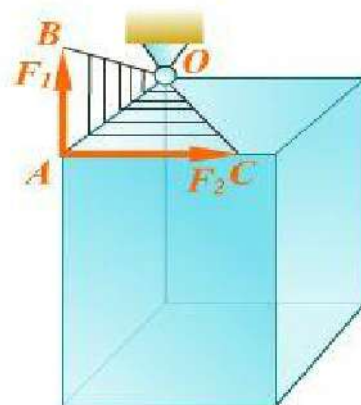
2.4 力对点的矩和力对轴的矩

一、力对点的矩

力对点的矩是力使物体绕某点转动效应的度量。

- (1) 力矩中心-矩心
- (2) 力与矩心构成的平面
- (3) 大小-力 F 与力臂的乘积

常用单位 $\text{N}\cdot\text{m}$ 或 $\text{kN}\cdot\text{m}$



Def 力对点的矩等于矩心到力作用点的矢径与力的矢积。

$$\overset{\curvearrowright}{M}_O(\overset{\curvearrowright}{F}) = \overset{\curvearrowright}{r} \times \overset{\curvearrowright}{F} \quad \text{方向由右手螺旋法则确定}$$



2.4 力对点的矩和力对轴的矩

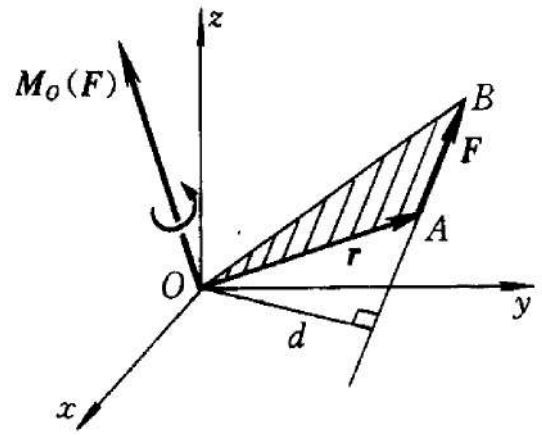
若以 r 表示力作用点 A 的矢径,

$$\vec{r} = xi + yj + zk$$

$$\vec{F} = Xi + Yj + Zk$$

则力对点的矩可表示为

$$\begin{aligned} \vec{M}_O(\vec{F}) &= \vec{r} \times \vec{F} = \begin{vmatrix} i & j & k \\ x & y & z \\ X & Y & Z \end{vmatrix} \\ &= (Zy - Yz)\mathbf{i} + (Xz - Zx)\mathbf{j} + (Yx - Xy)\mathbf{k} \end{aligned}$$



力对点的矩矢量大小和方向都与矩心的位置有关——**定位矢量**

对平面力系, 可用标量表示

$$M_O = \pm Fd$$



2.4 力对点的矩和力对轴的矩

二、共点力的合力矩定理

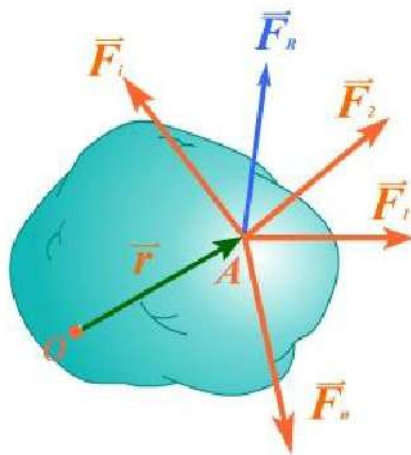
若力系存在合力，则合力对某一点的力矩等于各分力对同一点力矩的矢量和。可表示为

$$\overset{\circ}{M}_O(\overset{\circ}{F}_R) = \sum \overset{\circ}{M}_O(\overset{\circ}{F}_i)$$

$$\overset{\rho}{F}_R = \overset{\rho}{F}_1 + \overset{\rho}{F}_2 + \Lambda + \overset{\rho}{F}_n = \sum_{i=1}^n \overset{\rho}{F}_i$$

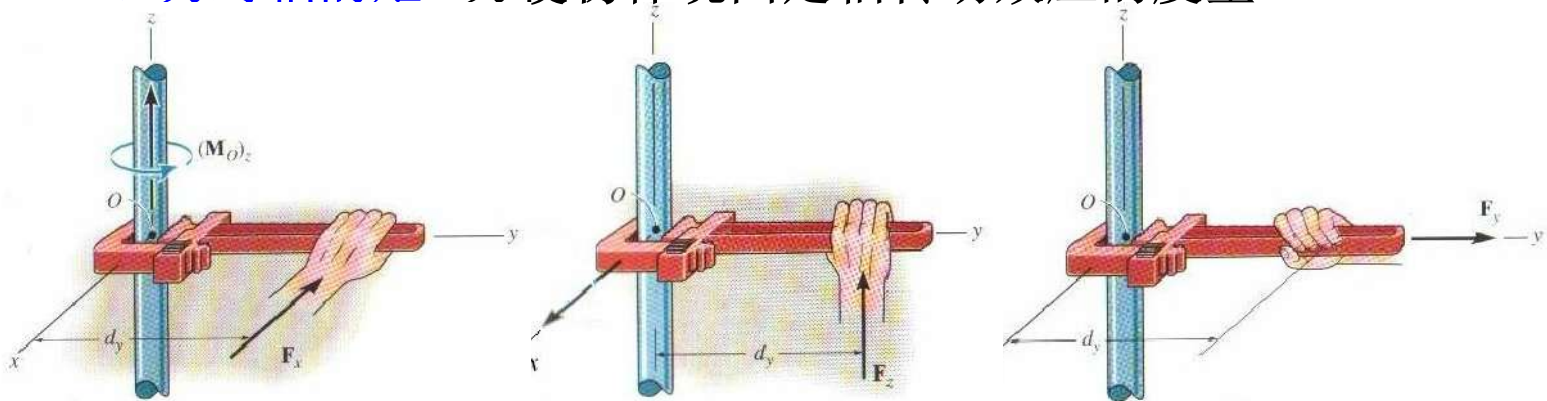
$$\overset{\rho}{r} \times \overset{\circ}{F}_R = \overset{\rho}{r} \times \overset{\circ}{F}_1 + \overset{\rho}{r} \times \overset{\circ}{F}_2 + \Lambda + \overset{\rho}{r} \times \overset{\circ}{F}_n$$

$$= \sum_{i=1}^n \overset{\rho}{r} \times \overset{\circ}{F}_i = \sum \overset{\circ}{M}_O(\overset{\rho}{F}_i)$$



2.4 力对点的矩和力对轴的矩

三、力对轴的矩 力使物体绕固定轴转动效应的度量



- (1) 力使管子（或扳手）绕 z 轴转动，
- (2) 力与 z 轴相交或与轴平行无绕轴的转动效果，
- (3) 转动效应与力的大小及 d_y 有关，取决于力在 Oxy 平面内对 O 点的矩。

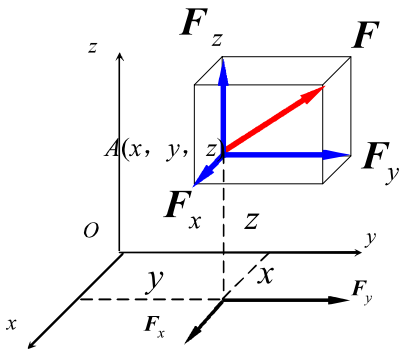
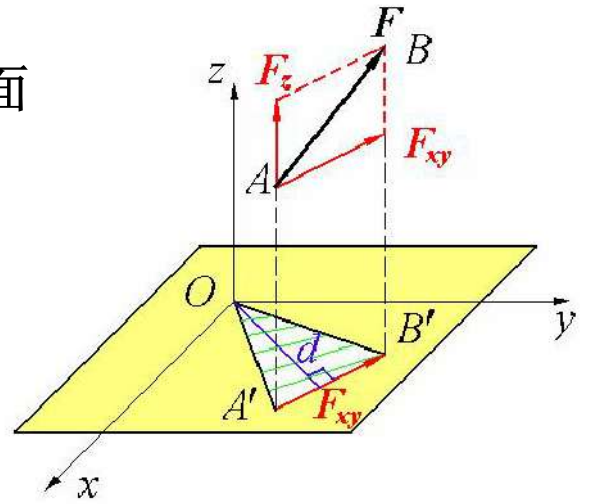


2.4 力对点的矩和力对轴的矩

Def 力对轴的矩为力在垂直于轴平面内的分力对轴与该平面交点的力矩。

$$M_z(\mathbf{F}) = M_O(\mathbf{F}_{xy}) = \pm F_{xy} \cdot d$$

也可先将力分解，利用合力矩定理求力对轴的矩



$$M_z(\mathbf{F}) = M_O(\mathbf{F}_x) + M_O(\mathbf{F}_y) + \cancel{M_O(\mathbf{F}_z)}$$

$$= xY - yX$$

$$M_x(\mathbf{F}) = yZ - zY$$

$$M_y(\mathbf{F}) = zX - xZ$$



2.4 力对点的矩和力对轴的矩

四、力对点的矩和力对轴的矩的关系

$$\overset{P}{M}_O(\overset{P}{F}) = \overset{P}{r} \times \overset{P}{F} = \begin{vmatrix} \mathbf{i} & \mathbf{j} & \mathbf{k} \\ x & y & z \\ X & Y & Z \end{vmatrix} = (Zy - Yz)\mathbf{i} + (Xz - Zx)\mathbf{j} + (Yx - Xy)\mathbf{k}$$

力对点的矩在过这点的轴上的投影等于力对这轴的矩，即

$$M_x(\overset{P}{F}) = yZ - zY$$

$$M_y(\overset{P}{F}) = zX - xZ$$

$$M_z(\overset{P}{F}) = xY - yX$$

$$[\overset{P}{M}_O(\overset{P}{F})]_x = M_x(\overset{P}{F})$$

$$[\overset{P}{M}_O(\overset{P}{F})]_y = M_y(\overset{P}{F})$$

$$[\overset{P}{M}_O(\overset{P}{F})]_z = M_z(\overset{P}{F})$$



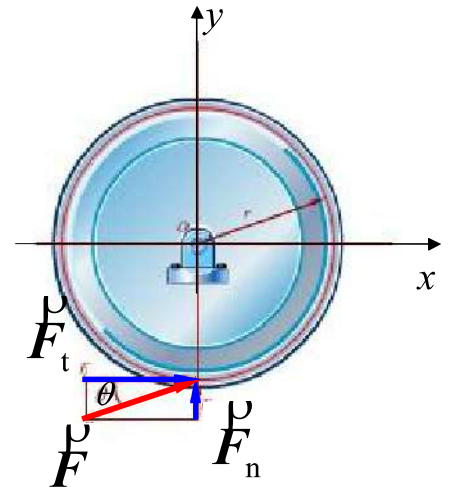
例2-9 如图所示圆柱形直齿轮，受啮合力 F 的作用，压力角为 θ ，齿轮节圆半径为 r ，计算力 F 对 O 点的力矩。

解：直接按定义

$$M_O(\vec{F}) = Fd = Fr\cos\theta$$

按合力矩定理

$$\begin{aligned} M_O(\vec{F}) &= M_O(\vec{F}_r) + M_O(\vec{F}_t) \\ &= F_t r = rF\cos\theta \end{aligned}$$



由解析表达式

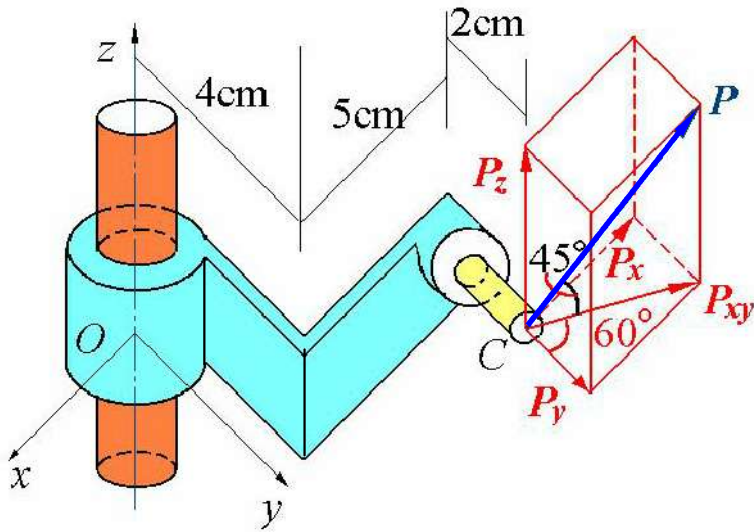
$$x = 0, \quad y = -r, \quad X = F\cos\theta, \quad Y = F\sin\theta$$

$$M_O(\vec{F}) = M_z(\vec{F}) = xY - yX = rF\cos\theta$$



例2-10 已知： $P=2000\text{N}$ ， C 点在 Oxy 平面内。求：力 P 对三个坐标轴的矩

解：1、计算分力大小



$$P_z = P \cdot \sin 45^\circ$$

$$P_{xy} = P \cdot \cos 45^\circ$$

$$P_x = -P \cos 45^\circ \cdot \sin 60^\circ$$

$$P_y = P \cdot \cos 45^\circ \cdot \cos 60^\circ$$

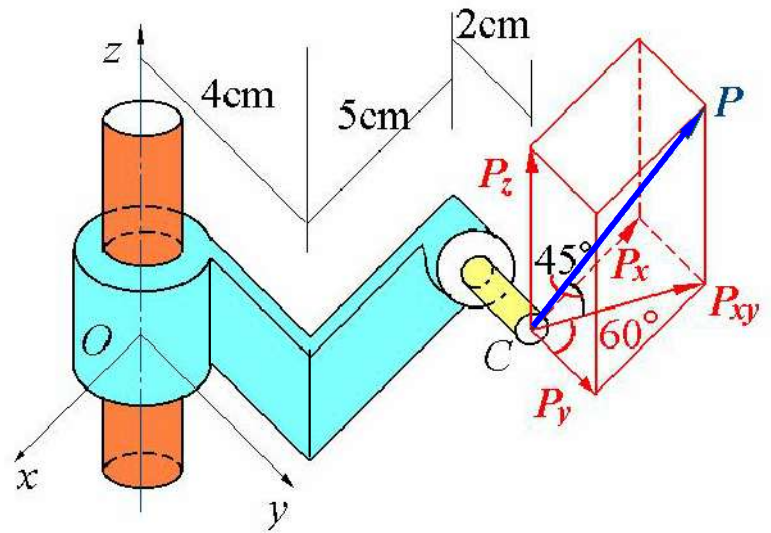


2、合力矩定理计算力对轴的矩

$$\begin{aligned} M_x(\vec{P}) &= M_x(\vec{P}_y) + M_x(\vec{P}_z) \\ &= 0 + 6P_z \\ &= 6P\sin 45^\circ = 84.8(\text{N}\cdot\text{m}) \end{aligned}$$

$$\begin{aligned} M_y(\vec{P}) &= M_y(\vec{P}_x) + M_y(\vec{P}_z) \\ &= 0 + 5P_z \\ &= 5P\sin 45^\circ = 70.7(\text{N}\cdot\text{m}) \end{aligned}$$

$$\begin{aligned} M_z(\vec{P}) &= M_z(\vec{P}_x) + M_z(\vec{P}_y) \\ &= 6 \times P_x + (-5 \times P_y) \\ &= 6P\cos 45^\circ \sin 60^\circ - 5P\cos 45^\circ \cos 60^\circ \\ &= 38.2(\text{N}\cdot\text{m}) \end{aligned}$$



3、也可以将C点坐标及力的投影代入公式计算

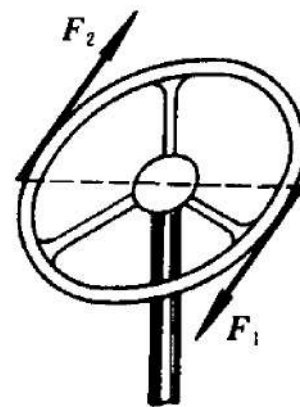


2.6 力偶

一、力偶与力偶矩

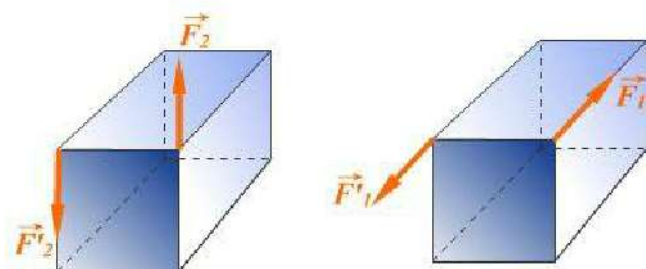
1、**力偶**—由两个等值、反向、不共线的（平行）力组成的力系

力偶是静力学的基本要素之一



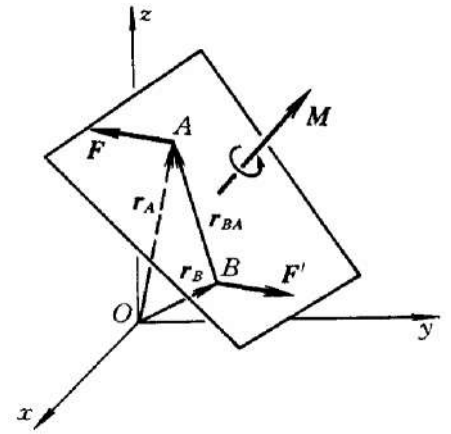
2、**力偶矩**—力偶对物体的转动效应

- (1) 大小：力与力偶臂；
- (2) 方向：转动方向；
- (3) 作用面：力偶作用面。



2.6 力偶

$$\begin{aligned}
 M_O(F, F') &= M_O(F) + M_O(F') \\
 &= \mathbf{r}_A \times \mathbf{F} + \mathbf{r}_B \times \mathbf{F}' \\
 &= \mathbf{r}_A \times \mathbf{F} - \mathbf{r}_B \times \mathbf{F} \\
 &= (\mathbf{r}_A - \mathbf{r}_B) \times \mathbf{F} \\
 &= \mathbf{r}_{BA} \times \mathbf{F}
 \end{aligned}$$



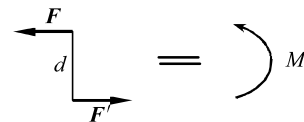
Def 力偶矩矢量 $\mathbf{M} = \mathbf{r}_{BA} \times \mathbf{F}$

自由矢量



若问题涉及的力偶的作用面共面或平行，力偶矩可用标量表示为

$$M = \pm Fd$$



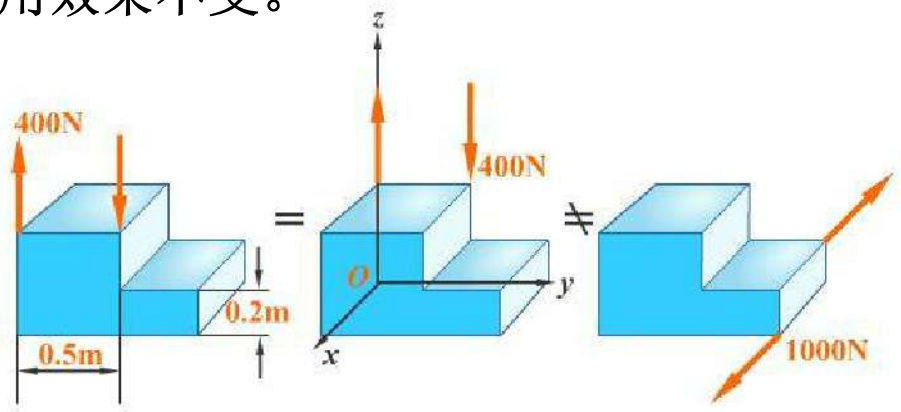
2.6 力偶

一、力偶的性质

性质1 力偶的矢量和为零，但不能相互平衡，是一种非零的最简单力系。

性质2 力偶对刚体的作用效果完全取决于力偶矩矢量。

推论： 只要保持偶矩矢量不变，力偶可在作用面内任意移动或转动，或同时改变力和力偶臂的大小，或将其作用面平行移动，它对刚体的作用效果不变。



2.6 力偶

三、力偶系的合成

可以证明，任意个空间分布的力偶可以合成为一个力偶，合力偶矩矢等于各分力偶矩矢的矢量和，因而可用矢量求和法则求和力偶矩矢，即

$$\mathbf{M} = \mathbf{M}_1 + \mathbf{M}_2 + \Lambda + \mathbf{M}_n = \sum_{i=1}^n \mathbf{M}_i$$

对于平面力偶系

$$M = M_1 + M_2 + \Lambda + M_n = \sum_{i=1}^n M_i$$

